This Page Is Inserted by IFW Operations and is not a part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning documents will not correct images, please do not report the images to the Image Problem Mailbox.

THIS PAGE BLANK (USPTO)



- 11 Veröffentlichungsnummer:
- 11 Publication number:
- Numéro de publicati n:

0 442 981

Internationale Anmeldung veröffentlicht durch die Weltorganisation für geistiges Eigentum unter der Nummer:

WO 91/03634 (art.158 des EPÜ).

International application published by the World Intellectual Property Organisation under number:

WO 91/03634 (art.158 of the EPC).

Demande internationale publiée par l'Organisation

Mondiale de la Propriété Intellectuelle sous le numéro:

WO 91/03634 (art.158 de la CBE).

OCID: <EP__0442981A0_I_>

THIS PAGE BLANK (USPTO)

WELTORGANISATION FÜR GEISTIGES EIGENTUM



INTERNATIONALE ANMELDUNG VERÖFFENTLICHT NACH DEM VERTRAG ÜBER DIE INTERNATIONALE ZUSAMMENARBEIT AUF DEM GEBIET DES PATENTWESENS (PCT)

(51) Internationale Patentklassifikation 5:

(11) Internationale Ver"ffentlichungsnummer:

WO 91/03634

F02B 47/10

A1

(43) Internationales Veröffentlichungsdatum:

21. März 1991 (21.03.91)

(21) Internati nales Aktenzeichen:

PCT/DE90/00586

(22) Internationales Anmeldedatum:

28. Juli 1990 (28.07.90)

(30) Prioritätsdaten:

P 39 30 243.1

11. September 1989 (11.09.89) DE

(71) Anmelder (für alle Bestimmungsstaaten ausser US): RO-BERT BOSCH GMBH [DE/DE]; Postfach 10 60 50, D-7000 Stuttgart 10 (DE).

(72) Erfinder; und

(75) Erfinder/Anmelder (nur für US): GRIESHABER, Hermann [DE/DE]; Haldenstrasse 69, D-7447 Aichtal-Aich (DE). POLACH, Wilhelm [DE/DE]; Strombergstrasse 18, D-7141 Moeglingen (DE). (81) Bestimmungsstaaten: AT (europäisches Patent), BE (europäisches Patent), CH (europäisches Patent), DE (europäisches Patent)*, DK (europäisches Patent), ES (europäisches Patent), FR (europäisches Patent), GB (europäisches Patent), IT (europäisches Patent), JP, LU (europäisches Patent), IV (europäisches Pate päisches Patent), NL (europäisches Patent), SE (europäisches Patent), US.

Veröffentlicht

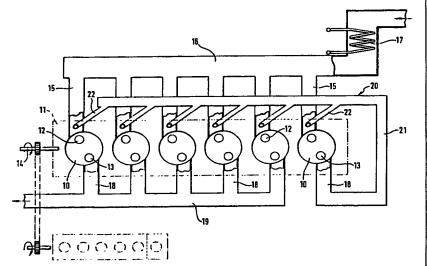
Mit internationalem Recherchenbericht.

(54) Title: INTERNAL COMBUSTION ENGINE

(54) Bezeichnung: BRENNKRAFTMASCHINE

(57) Abstract

A multi-cylinder internal combustion engine with an air inlet system and exhaust manifold system has an exhaust gas return device to reduce polluting emissions. For the operation of the internal combustion engine with turbo charger and supercharging air cooler, the exhaust gas return device (30) has an exhaust gas distributor (21) from which a number of end pipes (22) corresponding to the number of engine cylinders branches off. The exhaust gas distributor (21) is connected to the exhaust pipe (18) of one cylinder (10) while the exhaust pipes (18) of the other cylinders (10) are connected to an exhaust manifold (19). The end pipes (22) of the exhaust gas distributor (21) open into the inlet pipes (15) immediately in front of the inlet valves (12) of the cylinders (10).



(57) Zusammenfassung

Eine mehrzylindrige Brennkraftmaschine mit Luftansaugsystem und Abgassammelsystem weist eine Abgasrückführvorrichtung zur Reduktion der Schadstoffemission auf. Zum Betrieb der Brennkraftmaschine mit Turbolader und Ladeluftkühler weist die Abgasrückführvorrichtung (30) einen Abgasverteiler (21) auf, von dem eine der Zylinderzahl der Brennkraftmaschine entsprechende Anzahl von Endrohren (22) abzweigt. Der Abgasverteiler (21) ist an das Abgasrohr (18) eines Zylinders (10) angeschlossen, während die Abgasrohre (18) der übrigen Zylinder (10) mit einem Abgassammelrohr (19) verbunden sind. Die Endrohre (22) des Abgasverteilers (21) münden jeweils in Zylinder-Ansaugrohren (15) unmittelbar vor dem Einlassventil (12) der Zylinder (10).

BENENNUNGEN VON "DE"

Bis auf weiteres hat jede Benennung von "DE" in einer internationalen Anmeldung, deren internationaler Anmeldetag vor dem 3. Oktober 1990 liegt, Wirkung im Gebiet der Bundesrepublik Deutschland mit Ausnahme des Gebietes der früheren DDR.

LEDIGLICH ZUR INFORMATION

Code, die zur Identifizierung von PCT-Vertragsstaaten auf den Kopfbögen der Schriften, die internationale Anmeldungen gemäss dem PCT veröffentlichen.

AT	Österreich	ES	Spanien	MG	Madagaskar
ΑU	Australien	Fi	Finnland	ML	Mali
BB	Barbados	FR	Frankreich	MR	Mauritanien
BE	Belgien	GA	Gabon	MW	Malawi
BF	Burkina Fasso	GB	Vereinigtes Königreich	NL	Maiawi Niederlande
BG	Bulgarien	GR	Griechenland	NO	Norwegen
BJ	Benin	HU	Ungarn	PL	Polen
BR	Brasilien	IT	Italien	RO	Rumānien
CA	Kanada	JP	Japan	SD	Sudan
CF	Zentrale Afrikanische Republik	KP	Demokratische Volksrepublik Korea	SE	Schweden
CC	Kongo	KR	Republik Korea	SN	Senegal
CH	Schweiz	LI	Licchtenstein	SU	Soviet Union
СМ	Kamerun	LK	Sri Lanka	TD	Tschad
DE	Deutschland	LU	Luxemburg	TG	
ÐK	Dänemark	MC	Monac	oUS	Togo Vereinigte Staaten von Amerika

Brennkraftmaschine

Stand der Technik

Die Erfindung geht aus von einer Brennkraftmaschine, insbesondere einer Dieselbrennkraftmaschine, der im Oberbegriff des Anspruchs 1 definierten Gattung.

Bei einer bekannten Brennkraftmaschine dieser Art

(DE 30 11 580 Al) ist zur Abgasrückführung an jedem von dem
Zylinder wegführenden Abgasrohr eine Abgasrückführleitung
angeschlossen, in der eine Abgasdrosselklappe zur Änderung
des freien Querschnitts der Abgasrückführleitung angeordnet
ist. Stromabwärts der Abgasdrosselklappe liegt das
Abgassammelrohr, von dem Teilleitungen zu jedem Ansaugrohr
führen. In jeder Teilleitung ist ein Durchlaßsteuerorgan
angeordnet, das synchron zur Drehzahl der Brennkraftmaschine
angetrieben wird. An der Einmündungsstelle der Teilleitung
in dem Ansaugrohr ist in letzteres ein Führungsrohr
eingesetzt, das mit dem Ansaugrohr einen Ringkanal bildet.

5

In dem Ringkanal mündet die Teilleitung. Das Führungsrohr endet unmittelbar vor dem Einlaßventil. Mit einer solchen Abgasrückführvorrichtung wird bei guter Durchmischung der Abgasmenge mit dem Kraftstoff-Luftgemisch die Stickoxyd-Emission im Abgas deutlich reduziert.

Bei hochaufgeladenen NKW-Motoren hat man bislang auf den Einsatz einer Abgasrückführvorrichtung verzichtet, weil der Motorverschleiß infolge Verschmutzung zunimmt, der Abgasgegendruck bei hoher Last niedriger ist als der Ladedruck des Ladeluftverdichters und weil Ladeluftkühler und Verdichter verschmutzen und dadurch ihr Wirkungsgrad deutlich abnimmt. Die Einhaltung von geforderten Abgasgrenzwerten bezüglich der Stickoxyd-Emission wird hier durch Ladeluftkühlung, Hochaufladung und sehr spätem Spritzbeginn der Kraftstoffeinspritzpumpe erreicht. Wegen des späten Spritzbeginns muß allerdings eine Erhöhung des Kraftstoffverbrauchs von ca. 10 - 20% in Kauf genommen werden.

Vorteile der Erfindung

20 Die erfindungsgemäße Brennkraftmaschine mit den kennzeichnenden Merkmalen des Anspruchs 1 hat den Vorteil, daß die von dem Abgas, das in die Ansaugluft der Zylinder gelangt, beaufschlagte Oberfläche der Abgasrückführvorrichtung vergleichsweise klein ist und damit 25 verschmutzungs- und korrisionsgeschützt ausgeführt werden kann. Der Ladeluftkühler und der Ladeluftverdichter werden nicht mit Abgas beaufschlagt und können damit nicht verschmutzen. Somit kann die Brennkraftmaschine als NKW-Motor konzipiert werden, ohne daß die Gefahr der 30 Verschmutzung durch die Abgasrückführung besteht. Infolge der durch die Abgasrückführung erzielten Emissionsreduktion kann der Spritzbeginn der Kraftstoffeinspritzpumpen wieder

auf einen früheren Zeitpunkt eingestellt werden, so daß der Kraftstoffverbrauch gegenüber NKW-Motoren mit sehr spätem Spritzbeginn bei gleich niedrigem Stickoxydausstoß deutlich sinkt.

- Die Abgasrückführung ist unabhängig vom Druckgefälle zwischen Abgas- und Ansaugrohr. Der Abgasabtransport in den Abgasverteiler ist immer sichergestellt. Damit kann der Abgasturbolader thermodynamisch, d.h. mit gegenüber dem Abgasgegendruck höherem Ladedruck, ausgelegt werden.
- Die tangentiale Zuführung des Abgases am Einlaßventil bewirkt eine Vorlagerung des Abgases auch bei stoßweisem Anfall der Abgasmenge vor das Einlaßventil. Beim Öffnen des Einlaßventils wird zunächst Abgas und dann Frischluft mit Kraftstoff angesaugt. Die Vermischung erfolgt im Zylinder. Eine gleichmäßige Verteilung und gute Verbrennung ist damit sichergestellt.

Durch die in den weiteren Ansprüchen aufgeführten Maßnahmen sind vorteilhafte Weiterbildungen und Verbesserungen der im Anspruch 1 angegebenen Brennkraftmaschine möglich.

- Die Abgasmenge im Abgasverteiler fällt infolge der Verbindung mit nur einem Zylinder der Brennkraftmaschine stoßweise an. Um gleichmäßige Aufteilung der Abgasmengen auf alle Zylinder zu erreichen, sind gemäß einer weiteren Ausführungsform der Erfindung einerseits die Endrohre so dimensioniert, daß in jedes Ansaugrohr eine gleich große Abgasmenge einströmt und andererseits die Ansaugrohre so ausgebildet, daß das Volumen zwischen Ansaugsammelrohr und Einlaßventil etwa dem fünf- bis zehnfachen der maximal
- Durch die wärmeisolierte Ausführung des Abgasverteilers aus korrosionsbeständigem Material wird eine Verschmutzung des

zugeführten Abgasmenge ist.

Abgasverteilers - mit Ausnahme einer leichten Rußschicht - vermieden.

Gemäß einer zweckmäßigen Ausführungsform der Erfindung wird zwischen dem Abgasrohr und dem Abgasverteiler einer Abgasreinigungsvorrichtung angeordnet. Bei Vorsehen einer elektrostatischen Rußweiche mit nachgeschaltetem Fliehkraftabscheider tritt der weitgehend partikelfreie Kernstrom in den Abgasverteiler und der partikelbeladene Abgasteilstrom in das Abgassammelrohr ein. Dadurch wird auch die geringe Rußablagerung im Abgasverteiler unterbunden.

Zur Regelung des CO_2 -Gehalts im Abgas, der je nach Betriebsbedingungen der Brennkraftmaschine recht unterschiedlich ist, ist gemäß einer weiteren Ausführungsform der Erfindung die dem Abgasverteiler 15 zugeführte Abgasmenge steuerbar und auch ganz absperrbar. Eine Möglichkeit der Veränderung der Abgasrückführrate besteht darin, daß die Einspritzmenge des mit dem Abgasverteiler verbundenen Zylinders verändert wird, wenn der CO₂-Gehalt im Abgas und damit auch der der 20 Zylinderladung zu hoch oder zu niedrig wird. Bei kleiner Last und im Leerlauf wird eine Abgasrate von ca. 15% vorgegeben. Bei hoher Last ist dieser Anteil zu hoch und wird durch Verringerung der Einspritzmenge angepaßt. Allerdings muß ein Leistungsverlust von ca. 5% in Kauf 25 genommen werden. Die Mengenanpassung erfolgt durch entsprechende Ansteuerung der Kraftstoffeinspritzpumpe.

Bei kaltem Motor und niedriger Last wird zur Vermeidung von Blaurauch und hoher Kohlenwasserstoff-Emission die Abgasrückführung unterbunden.

Dies kann gemäß einer Ausführungsform der Erfindung durch ein zwischen Abgasrohr und Abgasverteiler angeordnetes

3/2-Wegeventil bewirkt werden, das in der einen Schaltstellung das Abgasrohr mit dem Abgasverteiler und in der anderen Schaltstellung das Abgasrohr mit dem Abgassammelrohr verbindet.

- Wird die Brennkraftmaschine mit einer Zylinderabschaltung für Kaltstart und niedriger Last betrieben, so erfolgt gemäß einer weiteren Ausführungsform der Erfindung die Unterbindung der Abgasrückführung zweckmäßigerweise dadurch, daß der mit dem Abgasverteiler verbundene Zylinder der Gruppe der abschaltbaren Zylinder zugeordnet wird.
 - Gemäß einer bevorzugten Ausführungsform der Erfindung kann aber auch in dem mit dem Abgasverteiler verbundenen Zylinder ein weiteres Auslaßventil vorgesehen werden, dessen Auslaßöffnung über ein separates Abgasrohr mit dem Abgassammelrohr verbunden ist. Die beiden Auslaßventile
- Abgassammelrohr verbunden ist. Die beiden Auslaßventile können über eine hydraulische Ventilabschaltung bekannter Art je nach Bedarf zu- oder abgeschaltet werden. Auf diese Weise kann bei Vollast oder wenn die Brennkraftmaschine kurzzeitig ein sehr hohes Drehmoment abgeben soll, die
- Abgasrückführung gestoppt werden. Bei einer entsprechenden Hubsteuerung der Ventile läßt sich die Abgasrückführrate auch steuern. Im Kaltbetrieb kann damit auf die an sich notwendige Zylinderabschaltung verzichtet werden.
- Zusammengefaßt ergibt sich durch die erfindungsgemäße
 Abgasrückführung bei als NKW-Motoren ausgebildeten
 Brennkraftmaschinen folgenden Vorteile:
 - Verbesserung des Kraftstoffverbrauchs bei niedriger Stickoxyd-Emission,
 - kleiner Spritzverstellerbereich,
- Möglichkeit der Auslegung des Abgasturboladers für hohe Nennleistung.

Zeichnung

Die Erfindung ist anhand von in der Zeichnung dargestellten Ausführungsbeispielen in der nachfolgenden Beschreibung näher erläutert. Es zeigen jeweils als Prinzipskizze:

- Fig. 1 eine sechszylindrige Brennkraftmaschine mit Luftansaug- und Abgassystem,
 - Fig. 2 jeweils ausschnittweise eine Brennkraftmaschine
 - bis 4 wie in Fig. 1 gemäß weiterer Ausführungsbeispiele.
- 10 Beschreibung der Ausführungsbeispiele

Die in Fig. 1 nur prinzipiell skizzierte Brennkraftmaschine weist sechs Zylinder 10 auf, die in einem Motorblock 11 zusammengefaßt sind. Jeder Zylinder 10 hat ein Einlaßventil 12 und ein Auslaßventil 13. Ein- und Auslaßventile 12,13 der Zylinder 10 werden über eine mit 14 angedeutete Nockenwelle gesteuert. Die Einlaßöffnungen der Einlaßventile 12 sind über Ansaugrohre 15 mit einem Ansaugsammelrohr 16 verbunden. Das Ansaugsammelrohr 16 wird von einem nicht dargestellten Turbolader oder Ladeluftverdichter beaufschlagt und ist mit einem Ladeluftkühler 17 ausgerüstet. Von der Auslaßöffnung eines jedes Auslaßventils 13 führt ein Abgasrohr 18 zu einem Abgassammelrohr 19.

Zur Senkung der Stickoxyd-Emission ist eine
Abgasrückführvorrichtung 20 vorgesehen, die einen
Abgasverteiler 21 aufweist. Vom Abgasverteiler 21 zweigt
eine der Anzahl der Zylinder 10 entsprechende Zahl von
Endrohren 22 ab, die jeweils zu einem der Zylinder 10
führen. Jedes Endrohr 22 mündet in dem dem Zylinder 10
zugeordneten Ansaugrohr 15 unmittlbar vor dem Einlaßventil

5

12, und zwar tangential zur Einlaßöffnung des Einlaßventils 12. Das Abgasrohr 18 des letzten Zylinders 10 ist von dem Abgassammelrohr 19 abgetrennt und mit dem Eingang des Abgasverteilers 21 verbunden. Der Abgasverteiler 21 ist aus korrosionsbeständigem Material hergestellt und wärmeisoliert ausgeführt. Die Endrohre 22 sind so dimensioniert, daß in jedes Ansaugrohr 15 eine gleich große Abgasmenge aus dem Abgasverteiler 21 einströmt. Da nur ein Zylinder 10 an den Abgasverteiler 21 angeschlossen ist, fällt das Abgas im 10 Abgasverteiler 21 stoßweise an. Um es trotzdem gleichmäßig auf alle Zylinder 10 zu verteilen, sind die Ansaugrohre 15 so dimensioniert, daß das zwischen dem Einlaßventil 12 und dem Ansaugsammelrohr 16 vorhandene Volumen im Ansaugrohr 15 etwa dem fünf- bis zehnfachen der dem Ansaugrohr 15 15 zugeführten Abgasmenge entspricht. Durch die Mündung der Endrohre 22 unmittelbar vor den Einlaßventilen 12 wird die zugeführte Abgasmenge auch bei der stoßweisen und nicht im Ansaugtakt erfolgenden Zuführung dem Einlaßventil 12 vorgelagert. Öffnet das Ventil während des Ansaugtaktes des Zylinders 10, wird zunächst die Abgasmenge und dann 20 Frischluft angesaugt. Die Vermischung erfolgt im Zylinder 10, so daß eine gleichmäßige Verteilung im Brennraum sichergestellt ist.

Die dem Abgasverteiler 21 zugeführte Abgasmenge ist steuerbar und auch für bestimmte Betriebsbedingungen der 25 Brennkraftmaschine ganz absperrbar. Bei kleinen Lasten und im Leerlauf wird die Abgasrückführrate etwa auf 15% der Abgasmenge festgelegt. Dieser Anteil ist bei hoher Last zu groß. Zur Reduktion wird die von einer Kraftstoffeinspritzpumpe zugemessene

30 Kraftstoffeinspritzmenge des sechsten Zylinders 10 entsprechend reduziert, so daß die Abgasrückführrate bis auf ca. 10% absinkt. Allerdings muß hierbei ein Leistungsverlust von ca. 5% in Kauf genommen werden. Die gegenüber den anderen fünf Zylindern 10 veränderte Einspritzmenge führt

natürlich auch zu einer verringerten Drehmoment-Abgabe des sechsten Zylinders 10. Bei hohen Lasten führt dies jedoch zu keinen nennenswerten Störungen.

Bei kalter Brennkraftmaschine und niedriger Last wird die rückgeführte Abgasmenge gesperrt. Besitzt die Brennkraftmaschine ohnehin für diesen Fall eine Zylinderabschaltung, so kann die Sperrung der Abgasfückführmenge dadurch bewirkt werden, daß der sechste Zylinder der Gruppe der abschaltbaren Zylinder zugeordnet wird. Verfügt die Brennkraftmaschine nicht über eine solche Zylinderabschaltung, so kann der sechste Zylinder auch durch Sperren der Kraftstoffeinspritzung abgeschaltet werden.

In dem in Fig. 3 abschnittweise dargestellten weiteren Ausführungsbeispiel einer Brennkraftmaschine wird eine Abschaltung der Abgasrückführmenge bei kalter Brennkraftmaschine und niedriger Last durch ein 3/2-Wegeventil 23 erreicht. Das beispielsweise als Magnetventil ausgebildete 3/2-Wegeventil 23 weist drei gesteuerte Anschlüsse 24 - 26 auf, von denen der Anschluß 24 mit dem Abgasrohr 13 des sechsten Zylinders , der Anschluß 25 mit dem Eingang des Abgasverteilers 21 und der Anschluß 26 mit dem Abgassammelrohr 19 verbunden ist. Je nach Schaltstellung des 3/2-Wegeventils 23 wird das Abgasrohr 13 mit dem Abgasverteiler 21 oder dem Abgassammelrohr 19 verbunden.

Eine andere Möglichkeit der Steuerung der Abgasrückführmenge bzw. der Abschaltung der Abgasrückführung weist die in Fig. 4 abschnittweise schematisch skizzierte Brennkraftmaschine auf. Hier ist der sechste Zylinder 10 mit einem zweiten Auslaßventil 27 versehen, dessen Auslaßöffnung über ein separates Abgasrohr 28 an die Abgassammelleitung 19 angeschlossen ist. Die beiden Auslaßventile 13,27 werden

15

20

25

5

über eine bekannte hydraulische Ventilabschaltung je nach Bedarf zu- oder abgeschaltet. Dadurch kann die Abgasrückführung bei Vollast der Brennkraftmaschine oder wenn diese kurzzeitig ein sehr hohes Drehmoment abgeben soll, stillgelegt werden. Bei einer entsprechenden Hubsteuerung der beiden Auslaßventile 13,14 läßt sich auch die Rate der rückgeführten Abgasmenge steuern.

Bei der in Fig. 2 ausschnittweise und schematisch skizzierten Brennkraftmaschine ist zwischen dem zu dem 10 Abgasverteiler 21 führenden Abgasrohr 18 des sechsten Zylinders 10 und dem Abgasverteiler 21 eine Abgasreinigungsvorrichtung 30 eingeschaltet, die hier als elektrostatische Rußweiche ausgebildet ist. Eine solche elektrostatische Rußweiche ist beispielsweise in der DE 35 15 02 448 Al beschrieben. Sie besteht aus einem Elektrofilter 31 und einem nachgeschalteten Fliehkraftabscheider 32, auch Zyklon genannt. Im Elektrofilter 31 koagulieren die im Abgas enthaltenen Partikel zu größeren Agglomeraten, die dann unter Einwirkung der Fliehkraft im Fliehkraftabscheider 32 20 an den Wänden abgeschieden werden und zu einem Auslaß 33 wandern. Das im Kern des Fliehkraftabscheiders 32 befindliche Abgas strömt als weitgehend partikelfreier Abgasstrom über ein zentrales Tauchrohr 34 in den Abgasverteiler 21. Der Auslaß 33, über den ein 25 Abgasteilstrom die abgeschiedenen Agglomerate ausbringt (Schmutzgasstrom), ist mit dem Abgassammelrohr 19 verbunden. Die für die Wirkung des Fliehkraftabscheiders 32 erforderlichen Druckverhältnisse werden durch eine fest eingestellte Drossel 35 sichergestellt, die in der 30 Verbindung zwischen Tauchrohr 34 und Abgasverteiler 21 angeordnet ist.

Ansprüche

Brennkraftmaschine, insbesondere Dieselbrennkraftmaschine, mit mindestens vier, jeweils ein Ein- und Auslaßventil aufweisenden Zylindern, mit 5 einem Ansaugsammelrohr und von diesem zu jeweils einem der Zylinder führenden Ansaugrohren, die im Bereich der Einlaßöffnungen der Einlaßventile münden, mit einem Abgassammelrohr und von diesem zu jeweils einem der Zylinder führenden Abgasrohren, die von den 10 Auslaßöffnungen der Auslaßventile abgehen, und mit einer Abgasrückführvorrichtung zur Reduktion der Schadstoffemission, dadurch gekennzeichnet, daß die Abgasrückführvorrichtung (20) einen Abgasverteiler (21) aufweist, von dem eine der Zylinderzahl entsprechende Anzahl von Endrohren (22) abzweigt, die in jeweils einem 15 der Ansaugrohre (15) unmittelbar vor dem Einlaßventil (12) vorzugsweise tangential zur Einlaßöffnung münden, und daß ein Abgasrohr (18) eines Zylinders (10) von dem Abgassammelrohr (19) abgetrennt und an dem 20 Abgasverteiler (21) angeschlossen ist.

- 2. Brennkraftmaschine nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die Endrohre (22) des Abgasverteilers (21) so dimensioniert sind, daß in jedes Ansaugrohr (15) eine gleich große Abgasmenge einströmt.
- 3. Brennkraftmaschine nach Anspruch 1 oder 2, dadurch gekennzeichnet, daß jedes Ansaugrohr (15) so ausgebildet ist, daß das zwischen Ansaugsammelrohr (16) und Einlaßventil (12) vorhandene Rohrvolumen etwa dem fünfbis zehnfachen der maximal zugeführten Abgasmenge ist.
- 4. Brennkraftmaschine nach einem der Ansprüche 1 3, dadurch gekennzeichnet, daß der Abgasverteiler (21) aus korrosionsbeständigem Material hergestellt und wärmeisoliert ausgeführt ist.
- 5. Brennkraftmaschine nach einem der Ansprüche 1 4,
 dadurch gekennzeichnet, daß zwischen dem Abgasrohr (18)
 und dem Abgasverteiler (21) eine
 Abgasreinigungsvorrichtung (30), insbesondere eine
 elektrostatische Rußweiche, angeordnet ist.
- 6. Brennkraftmaschine nach Anspruch 5, dadurch
 gekennzeichnet, daß ein einen partikelangereicherten
 Abgasstrom führender erster Auslaß (33) der
 Abgasreinigungsvorrichtung (30) mit dem Abgassammelrohr
 (19) und einen gereinigten Abgasstrom führender zweiter
 Auslaß (34) der Abgasreinigungsvorrichtung (30) mit dem
 Abgasverteiler (21) verbunden ist und daß zwischen dem
 zweiten Auslaß (34) und dem Abgasverteiler (31) eine
 Drossel (35) angeordnet ist.
- Brennkraftmaschine nach einem der Ansprüche 1 6,
 dadurch gekennzeichnet, daß die dem Abgasverteiler (21)
 zugeführte Abgasmenge steuerbar und/oder absperrbar ist.

12

- 8. Brennkraftmaschine nach Anspruch 7, dadurch gekennzeichnet, daß zwischen dem Abgasrohr (18) und dem Abgasverteiler (21) ein 3/2-Wegeventil (23) mit drei gesteuerten Anschlüßsen angeordnet ist, von denen der erste Anschluß (24) mit dem Abgasrohr (18), der zweite Anschluß (25) mit dem Abgasverteiler (21) und der dritte Anschluß (26) mit dem Abgassammelrohr (19) verbunden ist, und daß das 3/2-Wegeventil (23) den ersten Anschluß (24) in seiner einen Schaltstellung mit dem zweiten Anschluß (25) und in seiner anderen Schaltstellung mit dem dritten Anschluß (26) verbindet.
- 9. Brennkraftmaschine nach Anspruch 7, dadurch gekennzeichnet, daß in dem mit dem Abgasverteiler (21) verbundenen Zylinder (10) ein zweites Auslaßventil (27) vorgesehen ist, dessen Auslaßöffnung über ein zweites Abgasrohr (28) mit dem Abgassammelrohr (19) verbunden ist.
- 10. Brennkraftmaschine nach Anspruch 1 mit
 Zylinderabschaltung für Kaltbetrieb, dadurch

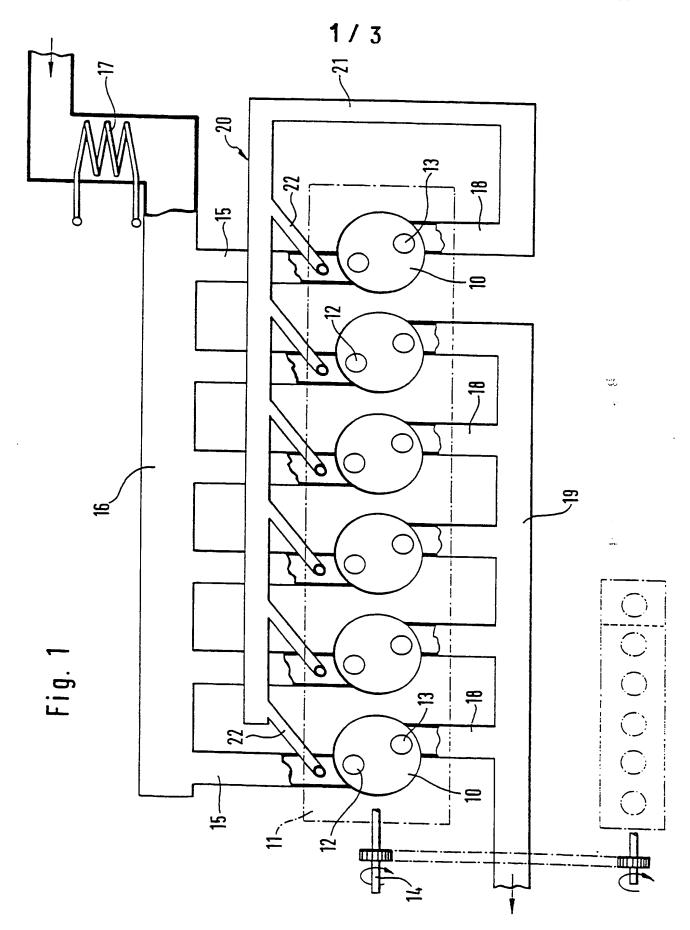
 20 gekennzeichnet, daß der mit dem Abgasverteiler (21)
 verbundene Zylinder (10) der Gruppe der abschaltbaren
 Zylinder (10) zugeordnet ist.

5

10

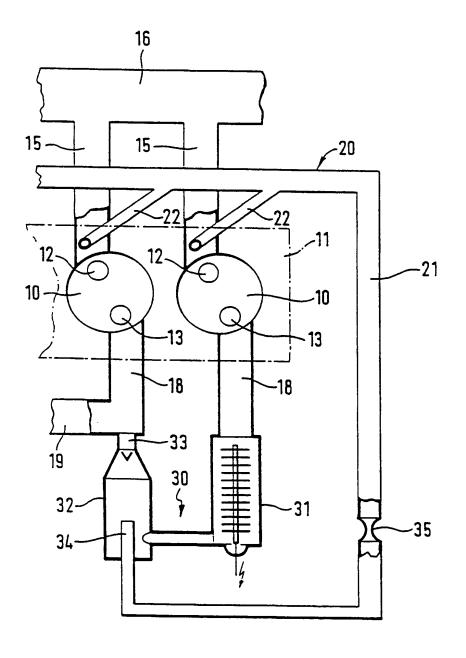
15

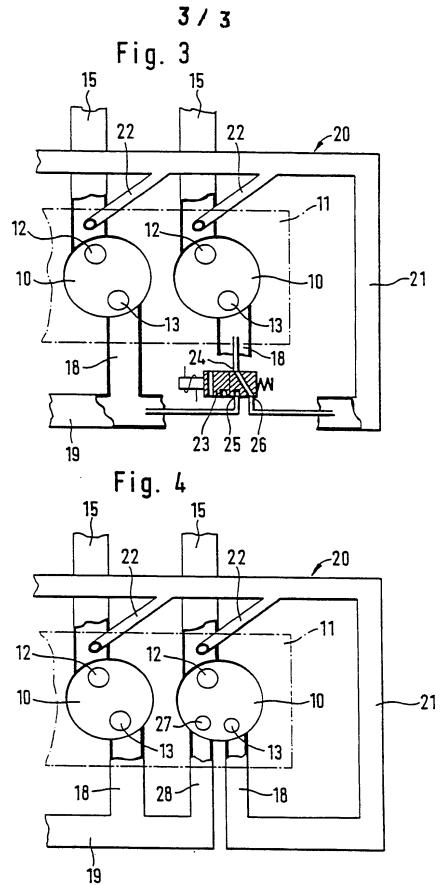
A SERVICE NUMBER OF CONTRACT



2/3

Fig. 2





International Application No

PCT/DE 90/00586

I. CLASS	I. CLASSIFICATI N OF SUBJECT MATTER (if several classification symbols apply, Indicate all) *					
According to International Patent Classification (IPC) or to both National Classification and IPC						
	. c1. ⁵	F 02 B 47/10				
II. FIELDS SEARCHED						
		Minimum Docume	entation Searched 7			
Classificati	on System		Classification Symbols			
Int.	C1. ⁵ F	02 B; F 02 D; F 02 M				
		Documentation Searched other to the Extent that such Document	than Minimum Documentation s are included in the Fields Searched •			
		SIDERED TO BE RELEVANT				
Category *	Citation o	f Document, 11 with indication, where ap	propriate, of the relevant passages 12	Relevant to Claim No. 13		
X	US, A, see	4323045 (YAMASHITA) 6 / figures 2,4, det. 29,3	April 1982, 39	1		
A	WO, A1,	8900241 (ROBERT BOSCH the whole document	GMBH) 12 January 1989,	1–10		
A	DE, A1, see	3011580 (ROBERT BOSCH the whole document	GMBH) 1st October 1981,	1-10		
"E" earlier document but published on or after the international filing date which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified) "O" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means "P" document published prior to the international filing date but later than the priority date cialmed IV. CERTIFICATION			"X" document of particular relevance cannot be considered novel or involve an inventive step "Y" document of particular relevance cannot be considered to involve a document is combined with one of ments, such combination being of in the art. "&" document member of the same particular relevance."	t with the application but or theory underlying the e; the claimed invention cannot be considered to e; the claimed invention in inventive step when the or more other such docupations to a person skilled atent family		
11 Oct	tober 1990 	ion of the International Search 0 (11.10.90)	Date of Mailing of this international Sea 6 November 1990 (06.	rch Report 11.90)		
International Searching Authority Signature of Authorized Officer						
Euro	European Patent Office					

Form PCT/ISA/210 (second sheet) (January 1985)

ANNEX TO THE INTERNATIONAL SEARCH REPORT ON INTERNATIONAL PATENT APPLICATION NO.PCT/DE 90/00586

SA

38751

This annex lists the patent family members relating to the patent documents cited in the above-mentioned international search report. The members are as contained in the European Patent Office EDP file on $\frac{29/08/90}{1}$. The European Patent office is in no way liable for these particulars which are merely given for the purpose of information.

Patent document cited in search report	Publication date	Patent family member(s)		Publication date
US-A- 4323045	06/04/82	JP-A-	55075559	06/06/80
WO-A1- 8900241	12/01/89	DE-A- EP-A-	3722048 0321508	12/01/89 28/06/89
DE-A1- 3011580	01/10/81	FR-A-B- GB-A-B- JP-A- US-A-	2479325 2073320 56156452 4475524	02/10/81 14/10/81 03/12/81 09/10/84

For more details about this annex: see Official Journal of the European patent Office, No. 12/82

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Internationales Aktenzeichen PCT/DE 90/00586

É

B

I VI ASSITIVA	TI N DEC ANIATI DINIONALI		90/00586		
Nach der Interna	ationalen Patentklassifikation (IPC) oder nach der	threren Klassifikationssymbolen sind alle anzuget	en) ⁶		
Int.CI.5 F 02	2 B 47/10	nationales Vissestiffstion and Gel ILC			
II. RECHERCHII	ERTE SACHGEBIETE				
Viancisi - Ai	Recherchierter Mil	ndestprüfstoff ⁷			
Klassifikationssys	stem	(lassifikationssymbole			
	F 02 B; F 02 D; F 02 M				
	Recherchierte nicht zun un	n Mindestprüfstoff gehörende Veröffentlichungen, s ster die recherchierten Sachgebiete fallen ⁸	oweit diese		
	IGE VERÖFFENTLICHUNGEN 9				
Art * Kennze	ichnung der Veröffentlichung ¹¹ ,soweit erforderlich	unter Angabe der maßgeblichen Teile ¹²	Betr. Anspruch Nr. ¹³		
X US,	A, 4323045 (YAMASHITA) 6 Apr siehe fig. 2,4, det. 29,39	ril 1982,	1		
	~-				
A WO,	A1, 8900241 (ROBERT BOSCH GI 12 Januar 1989, siehe Dokument insgesamt	MBH)	1-10		
A DE,	A1, 3011580 (ROBERT BOSCH G 1 Oktober 1981, siehe Dokument insgesamt	MBH)	1-10		
	~~~	<del></del>			
"A" Veröffentlich definiert, ab "E" älteres Dok tionalen An	itegorien von angegebenen Veröffentlichungen ¹⁰ : hung, die den allgemeinen Stand der Technik Der nicht als besonders bedeutsam anzusehen ist ument, das jedoch erst am oder nach dem interna meldedatum veröffentlicht worden ist	"T" Spätere Veröffentlichung, die nach dem in meldedatum oder dem Prioritätsdatum ver ist und mit der Anmeldung nicht kollidier Verständnis des der Erfindung zugrundelie oder der ihr zugrundeliegenden Theorie au	öffentlicht worden , sondern nur zum :genden Prinzips		
zweitelhalt fentlichungs nannten Ver	hung, die geeignet ist, einen Prioritätsanspruch erscheinen zu lassen, oder durch die das Veröf- sdatum einer anderen im Recherchenbericht ge- öffentlichung belegt werden soll oder die aus ein- besonderen Grund angegeben ist (wie ausgeführt	"X" Veröffentlichung von besonderer Bedeutur te Erfindung kann nicht als neu oder auf e keit beruhend betrachtet werden	g, die beanspruch- rfinderischer Tâtig-		
"O" Veröffentlich eine Benutz bezieht	Veröffentlichung, die sich auf eine mündliche Offenbarung, eine Benutzung, eine Ausstellung oder andere Maßnahmen bezieht  Veröffentlichung, die sich auf eine mündliche Offenbarung, ruhend betrachtet werden, wenn die Veröffentlich einer oder mehreren anderen Veröffentlich				
tum, aber n	Veröffentlichung, die vor dem internationalen Anmeldeda- tum, aber nach dem beanspruchten Prioritätsdatum veröffent- licht worden ist				
IV. BESCHEINIG					
11. Oktobei	lusses der internationalen Recherche r 1990	Absendedatum des internationalen Recherchenbergen 6 - 11. 90	richts		
Internationale Rec	cherchenbehörde	Unterschrift des bewehmschligten Bediensteten			
	Europäisches Patentamt	H Ballastores	<b>)</b>		

Formblatt PCT/ISA/210 (Blatt 2) (Januar 1985)

7

#### ANHANG ZUM INTERNATIONALEN RECHERCHENBERICHT ÜBER DIE INTERNATIONALE PATENTANMELDUNG NR.PCT/DE 90/00586

SA

38751

In diesem Anhang sind die Mitglieder der Patentfamilien der im obengenannten internationalen Recherchenbericht angeführten Patentdokumente angegeben.
Die Angaben über die Familienmitglieder entsprechen dem Stand der Datei des Europäischen Patentamts am 29/08/90 Diese Angaben dienen nur zur Unterrichtung und erfolgen ohne Gewähr.

Im Recherchenbericht angeführtes Patentdokument	Datum der Veröffentlichung	Mitglied Patent		Datum der Veröffentlichung
US-A- 4323045	06/04/82	JP-A-	55075559	06/06/80
WO-A1- 8900241	12/01/89	DE-A- EP-A-	3722048 0321508	12/01/89 28/06/89
DE-A1- 3011580	01/10/81	FR-A-B- GB-A-B- JP-A- US-A-	2479325 2073320 56156452 4475524	02/10/81 14/10/81 03/12/81 09/10/84

Für nähere Einzelheiten zu diesem Anhang : siehe Amtsblatt des Europäischen Patentamts, Nr.12/82

# THIS PAGE BLANK (USPTO)